Also published as:

P3039171 (B)

JP1674030 (C)

HEAT CO-SUPPLY POWER GENERATOR USING GAS TURBINE

Publication number: JP63032129 (A)

Publication date:

1988-02-10

Inventor(s):

TAKAGI KEIJI; SUZUKI TAKESHI

Applicant(s):

MITSUI SHIPBUILDING ENG; AREN EICHI FUINKU

Classification:

- international:

F02C3/14; F02C3/10; F02C6/04; F02C6/18; F02C9/28;

F02C3/00; F02C6/00; F02C6/18; F02C9/00;

(IPC1-7): F02C3/14; F02C6/18; F02C9/28

- European:

Application number: JP19860175248 19860725 Priority number(s): JP19860175248 19860725

Abstract not available for JP 63032129 (A)

Data supplied from the esp@cenet database — Worldwide

⑩日本国特許庁(JP)

① 特許出願公開

⑩公開特許公報(A)

昭63-32129

@Int_Cl_*		識別記号	庁內整理番号		母公開	昭和63年(19	88)2月10日
F 02 C	9/28 3/14 6/18 9/28		C-7910-3G 7910-3G Z-7910-3G D-7910-3G	審查請求	朱謂求_	発明の数 1	(全+頁)

容器明の名称 ガスタービンを用いた熱併給動力発生装置

②特 顧 昭61-175248

銀出 頭 昭61(1986)7月25日

砂発 明 者 高 木 生 二 茨城県筑波郡伊奈町合井田1357の3
砂発 明 者 鈷 木 両 千葉県佐倉市上志津1760-136
①出 額 人 三井 造船 株 式 会 社 東京都中央区築地5丁目6番4号

①出 額 人 三井 造船 株式 会社 東京都中央区祭地の1日の新生で 和出 額 人 アレン・エイチ・フィ アメリカ合衆園91107カリフオルニア州・バサデナビー・

ソク オー・ボツクス 70849 (番地なし)

码代 理 人 弁理士 山川 政樹 外2名

朔 郷 養

1. 発明の名称

ガスタービンを用いた熱併給動力発生装置

2. 特許請求の範囲

可変異機構あるいは氫転数可変型の相互に同軸 結合させた空気圧縮機、および空気圧縮級駆動用 ガスメービンと、動力負荷、およびこの動力負荷 に同職結合させた動力発生圏ガスターピンと、新 記霊気圧縮設からの圧縮空気と燃料とを混合燃焼 させて、燃焼ガスを崩記空気圧縮機駆動用,ある いは動力発生用ガスターピンに供給する第1の燃 **総器と、前記空気圧超機駆動用,あるいは動力発** 生用ガスタービンから禁由されるガスと燃料とを 混合再燃焼させて、燃焼ガメを前部動力発生用。 あるいは空気圧箱機駆動用ガスターピンに供給す る第2の燃焼器と、前部動力発生用,あるいは空 気距縮機腿動用ガスターピンから排出されるガス と熟料とを混合再燃焼させて貼負荷に供給させる メクトパーナと、前配鉱気圧縮機製輸用ガスター ピンとメクトパーナとの間,あるいは渤熊用窓気 E結議と第2の機議器との間をバイバス完を介してバイバスする手段とを備え、前配第1 キェび第2の機構器への燃料供給量料例により、前配動力 数荷への動力, 無負荷への無供給を調整し得るようにしたことを特徴をするガスタービンを用いた 無併給動力発生業費。

3. 死界の詳細な説明

[塗業上の利用分野]

との発明はガスタービンを用いた熱併給動力発生装置に関し、さらに詳しく紅加熱などのための熱源と共に動力供給を必要とする場合、例えば化学工場でのプロセスの加熱炉、反応器などへの熱供給と、陽連補機などの動力負荷への駆動形動力。 電力供給とを同時に必要とする場合などに好適なガスタービンを用いた熱併給動力発生接置に係るものである。

(徒來の技術)

従来例によるとの語のガスタービンを用いた然 併給動力発生鍵型, ここではいわゆる2 軸形ガス タービンによる動力・執併給プラントの概要模成

特開昭63-32129(2)

を第3図に示す。

すなわち、との第3回において、符号(は空気 圧縮後、2はこの空気圧縮機1に同節結合された 空気圧縮機駆動用ガスタービン、3は動力発生用 ガスタービン、4はこの助力発生用ガスタービン 3に同難結合された助力負荷であり、また3は前 記空気圧縮機1からの圧縮空気と、燃料制御弁? を通して供給される燃料をを混合燃焼をせ、燃焼 ガスによつて前記空気圧縮機駆動用ガスターに取 ガスによつて前記空気圧縮機駆動用ガスターに取 カスによつて動力発生用ガスタービン3を順次と 2、ついで動力発生用ガスタービン3を順次に ませる第1の燃焼器、3は前記動力発生用ガス メービン3から排出されるガスと、燃料制御介10 を通して供給される燃料をとこ、燃料制介10 を通して供給されるがあるが、燃料計算に メーシン3から排出されるガスと、燃料では された照ガスを蒸食荷11に供給させるダクトバーナである。

従つてこの従来例装置の場合には、空気圧精機 1の駆動によつて得た圧縮空気と、燃料制御弁6 を通して供給される燃料とが第1の燃焼機5によ り混合燃焼され、このようにして得た高温・高圧 の燃焼ガスにより、空気圧緩機駆動用ガスターと

ルギとの必要割合は、それぞれが独立的に変動する場合が多く、動力負荷 4 かよび蒸負荷 1 1 のいずれか一方に追従制御させるときは他方が接触になつて、このようにぞれぞれのエネルギ管要量の調整にフレキシビリティが少ないという問題点を生ずることになるものであつた。

[問題点を解決するための学段]

この発明は前記従来例装成の問題点を改感して、動力をよび無性給を効果的に制御し得るガスタービンを用いた熱併給動力発生装置を授供しようとするもので、可変返機構あるいは回路数の変貌気で、可変返機構あるのに指機が、およびを重なが、対して、動力負荷に同梱差をできた動力発生用がスタービンと、動力負荷に回転性があり、前記空気に縮機があるが、機力スを前記空気に縮機を下る発生の大変を表し、が発生を発展を表して、機能がスタービンから排出されるカスと機能とを混合再が機らせて、機能がスを前記をとせて、機能がスを前記をとせて、機能がスを前記をとせて、機能がスを前記をとせて、機能がスを前記を

ン2を駆動させて空気圧縮後1の取動動力とし、 ついでこの空気圧縮機駆動用ガスタービン2から の排出ガスにより、動力発生用ガスタービン3を 駆動させて動力負荷4に対する駆動エネルギを得 ると共に、この動力発生用ガスタービン3から挟 出されるところの、未だ所定のエネルギを保有し ているガスと、燃料翻翻弁10を通して供給され る燃料とをダクトパーナ3により副合燃焼させて 熱負荷12に対する熱エネルギを得るのである。

(発明が解決しようとする問題点)

しかし次がらとのような従来例での装置落成に あつて、動力負荷4に対する窓勘エネルが発生に 必要な燃料量は、第1の燃焼額5への燃料供給量 により一数的に定められるが、これはをくまでも 動力負荷4に対応するものでもつて、同時に必要 な熟負荷12に対する熱エネルがは、メクトバー ナりへの燃料供給型により加減しなければならず、 それぞれのエネルが需要量の調査にソレキシビリ テイが少ない、すなわち一般的にこの程の動力・ 熱質給プラントにかいて、級齢エネルがと熟エネ

力発生用、あるいは然気圧縮級駆動用ガスタービンに供給する第2の燃機器と、前配動力発生用、あるいは空気圧縮极駆動用ガスタービンから辨出されるガスと燃料とを混合再燃焼させて触負荷に供給させるダクトパーナと、前紀空気圧縮機器動用ガスタービンとダクトパーナとの間、あるいは空気圧縮機と第2の燃焼器との間をパイパス分を介してバイバスする手段とを値えたことを特徴としている。

(作用)

使つてこの発明においては、第1および第2の 熱硬器への燃料供給量制御によつて、動力負荷へ の電力供給、および熱負荷への熱供給を容易かつ 適正に調整し得るのである。

[製炼例]

以下、この発明に係るガスタービンを用いた然 供給動力発生装置の各別の実施例につき、第1図 および第2図を参照して詳細に説明する。

これらの第1図かよび第2図は各別例による距 路例接近の表更を示すプロック構成図であり、実

特爾昭63-32129 (3)

能例各國中,前題第3國征来例義置と同一符号は 同一または相当部分を安わしている。

まず第1 図実施到装置においては、前記空気圧 縮機駆動用ガスターピン2 の排出ガスを第2 の燃 蜷路 6 に供給させて、この第2 の燃機器 6 に燃料 制御弁 8 を逃して供給される燃料と混合燃焼させ、 その燃焼ガスによつて前配動力発無用ガスターピ ン3 を駆動させ得るようにすると共に、空気圧縮 機駆動用ガスターピン2 からの排出ガスの一部を、 パイパス弁1 2 を介してダクトパーナ 9 へ供給で きるようにしたものである。

走つてとの第1 図実施例器置にあつては、熱エネルギ器姿が一定で、動力エネルギ需要に対して動力負荷4の遠從制御をなす場合、動力負荷4が増加したときには、燃料制御弁3をより多く関き、第2の燃焼器6への燃料供給量を増重させることにより、動力発生用ガスタービン3の出力を増加させて、助力負荷4とのバランスをとるように割御させれば良く、このとき勿論、可変緊機構又は同転数可変の空気圧縮機1にはこの制御に混合つ

くは減少させることに帰咎する。従つてここでは これらの空気圧崩機!かよびその駆動用ガスター ビン2について、これを風量可変にする。つまり それぞれに可変異機能を与えるか、あるいは回転 数可数にする必要があるもので、空気圧接機1か ら得られる風量の金量を動力発生用ガスタービン 3に供給してはたらず、その風景の一部をパイパ ×弁12によう動力発生用ポスターピン3からパ イバスさせると共に、これに見合つた前記第1, 第2の蒸焼器5,6への燃料供給量制御を適額に 行なりととによつて、結果的には、空気圧蓄機取 動用ガスターピン1からのこのように制御された 排出熱エネルギ最をダクトバーナ8に供給し得て、 熟負荷11の増加もしくは減少に対応した追従制 飾をなし得るのであり、またとこでダクトバーナ 9への燃料制御弁10は、熱エネルギ需要が前記 追從制御によつては制御し得ない場合、例を世典 エネルギ器要が極限に増加するビーク時などの器 合に利用する。

次に第2图実施例英麗では、前記祭1の燃焼器

た量,圧力の空気量と燃料とを第1の燃燃器5に 供給して、同時に設気圧縮機駆動用ガスタービン 2の出力を増加させる必要がある。つまりとの動 力エネルヸ需要に対して動力負荷の道從制御を生 すのには、必要とする動力エネルギ需要に対応し て第1,第2の燃焼粉5,6への燃料供給量を傾 御させるようにすれば良い。そしてまた動力負荷 4 が被少したときには、以上とは反対の操作をた せば良く、またこれらの動力エネルギ糖要の変動 に対して熱エネルギ緊要は、動力発生崩ガスター ビン3からの排出ガスに左右されるが、ととでは 前記第1、第2の燃烧器5、6への燃料供給量制 御を遮確に行たうことにより、この動力発生用ガ スターピン3からの排出ガスの畳および温度を不 変にできて、この終エネルギ需要に影響を与える 組れはたい。

また動力ニネルギ需要が一窓で、熱エネルギ需 要に対して無負荷1~の追従制御をなすのは、熟 負荷11の増加もしくは減少に対応させて、空気 圧縮球取動用ガスタービン2の線気量を増加もし

5の機能ガスを動力発生用ガスタービンるに供給させるようにすると共に、前記第2の機能器8の機関ガスを登気圧線機配動用ガスタービン2に供給させるようにし、また前間空気圧縮機1から得られる風量の一部をパイパスか12を介して、動力発症用ガスタービン3からの排出ガスに併せて第2の機械器6へ供給し得るようにしたもので、前記第1回実施例報程と同様を作用効果が得られる。

(発明の効果)

以上評述したようにこの祭明装置によるときは、可変異機構あるいは回転数可変型の相互に何期結合させた発気圧縮機、および空気圧縮機駆動用ガスタービンと、動力負荷、およびこの動力負荷に何軸結合させた動力発生用ガスタービンとを確定を構成において、空気圧縮機からの圧縮空気と燃料とを現合機構させて、燃焼ガスを空気圧縮機駆動用、あるいは動力発生用ガスタービンをも排出されるガスと総力発生用ガスタービンから排出されるガスと総

特開昭63-32129(4)

料とを混合再燃製させて、燃焼ガスを動力発生用。 あるいは空気圧縮機器動用ガスターヒンに供給す る第2の燃焼器と、動力発生用、あるいは空気圧 確機駆動用ガスターピンから排出されるガスと燃 料とを混合再燃焼させて熱負荷に供給させるダク トパーナとを設け、また空気圧超機駆動用ガスタ ーピンとダクトバーナとの間、あるいは燃燃用空 気圧縮機と第2の燃焼器との間にパイパス弁を介 してバイバスする手段を配したから、単に第1申 よび第2の機嫌器への燃料供給量制御をなすこと によつて、動力負荷に対する動力供給と熱負荷に 対する熱供給との、それぞれに独立して変動する 可能性の高い動力・熱エネルギの各需要に条軟に 対応して、これらの各需要を選正かつ効果的に碼 盤制御をせ得られ、併せて鼓盤構成も簡単で容易 に実施できるまどの特長を有するものである。

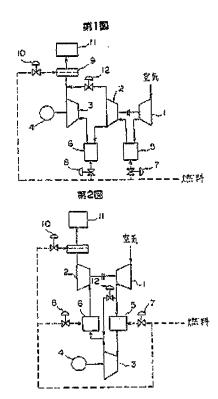
4. 忽壁の簡単な説明

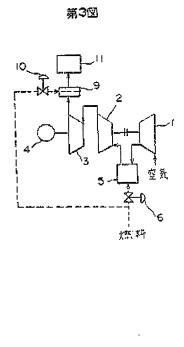
第1四岁よび第2座はこの発明に係るガスター ビンを用いた熱供給動力発生装置の各別の実施別 による気要様成を示すプロック模数図、第3図は 阿上鉅來例によるガスターセンを用いた熱併給勤 力発生装置の競喪構成を示すプロック構成図であ 2

1・・・数総用空気圧縮極、2・・・空気 圧縮設備ガスタービン、3・・・動力発生用が スタービン、4・・・動力負荷、5 および6・ ・・・編1 および解2の微結器、7 および6・・ ・・編1 および解2の燃結器、7 および6・・ ・・編2 わよび解2の燃結器の燃料翻御弁、3・ ・・・メクトバーナ、10・・・・メクトバーナ の燃料制御弁、11・・・・熱負荷、12・・・ ・バイバス弁。

松杵出類人 三 丼 逸 粕 株 式 会 社

代理人 山川 欧樹(ほか2条)





-166-